

BUNDESREPUBLIK DEUTSCHLAND



12 Patentschrift [®] DE 19740788 C1

197 40 788.9-13 (21) Aktenzeichen: (22) Anmeldetag: 17. 9.97

43 Offenlegungstag:

(45) Veröffentlichungstag der Patenterteilung: 24. 9.98 (51) Int. Cl.⁶: F 23 C 7/06 F 23 D 14/22 F 23 L 15/02 F 23 D 11/36

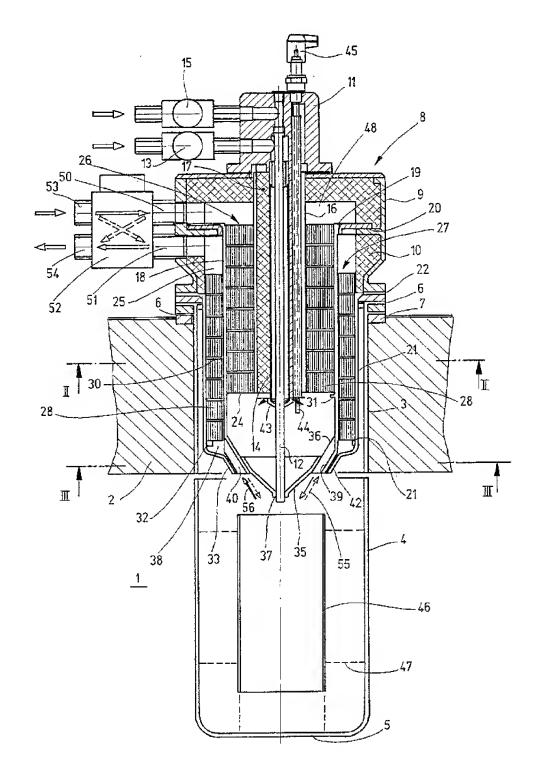
F 23 D 14/66 F 23 C 9/00

Innerhalb von 3 Monaten nach Veröffentlichung der Erteilung kann Einspruch erhoben werden

- (73) Patentinhaber: Wünning, Joachim, Dr.-Ing., 71229 Leonberg, DE
- (74) Vertreter: Rüger und Kollegen, 73728 Esslingen
- (72) Erfinder: gleich Patentinhaber
- (56) Für die Beurteilung der Patentfähigkeit in Betracht gezogene Druckschriften:

EP 07 15 123 A2 06 85 683 A3 EP EP 04 63 218 A3 02 93 168 A3 EP

- (54) Regeneratorbrenner
- Ein Regeneratorbrenner weist zwei konzentrisch angeordnete Regeneratoren auf, die zumindest über einen Teil ihrer axialen Länge innerhalb eines sie umgebenden äußeren Rohres liegen.



1

Beschreibung

Die Erfindung betrifft einen Regeneratorbrenner, insbesondere zur Beheizung von Ofenräumen von Industrieöfen.

Unter Regeneratorbrennern sind Industriebrenner verstanden, die mit regenerativer Luftvorwärmung arbeiten und dazu in der Regel mit zwei integrierten Regeneratoren arbeiten, die abwechselnd mit heißen Verbrennungsabgasen und mit kalter Verbrennungsluft im Gegenstrombetrieb beaufschlagt werden. Solche Regeneratorbrenner erlauben es eine 10 höhere Luftvorwärmung als sogenannte Rekuperator-Brenner zu erzielen, d. h., Industriebrenner, die einen eingebauten Rekuperator aufweisen. Die bei Regeneratorbrennern erzielbare, relative Luftvorwärmung beträgt bis zu 90%, d. h. bei einer Abgaseintrittstemperatur von bspw. 1000°C kann 15 die Verbrennungsluft auf ca. 900°C vorgewärmt werden.

Wegen der hohen Luftvorwärmung arbeiten Industriebrenner mit integrierten Regeneratoren mit einem sehr guten Wirkungsgrad: sie erfordern aber in der Regel Maßnahmen zur NO_x-Minderung. Ein Beispiel für einen solchen Regene- 20 ratorbrenner ist in der EP 0 685 683 A3 des Anmelders beschrieben.

Bei diesen Regeneratorbrenner ist in einem die Brennstofflanze koaxial umgebenden Ringraum ein einziger koaxial durchströmter Regenerator vorgesehen, dessen Wär- 25 mespeicherelemente aus einzelnen, aufeinander gestapelten, keramischen Regeneratorscheiben bestehen. Dem Regenerator ist eine keramische Brennkammer nachgeschaltet, die über eine im Querschnitt etwa kleeblattförmig gestaltete Düse in die Ofenkammer mündet und in der Gas und Luft 30 bis zum Erreichen der Zünd-Temperatur im Ofenraum (ca. 800°C) verbrannt werden. Danach wird die Gaszufuhr für die Verbrennung im Ofenraum umgeschaltet. Da der Regeneratorbrenner nur mit einem Regenerator ausgerüstet ist, wird er anschliessend absatzweise in zwei Betriebszyklen 35 betrieben. Während eines ersten Betriebszyklus wird sein Regenerator bei abgesperrter Brennstoff- und Verbrennungsluftzufuhr von heißen Ofenabgasen durchströmt, die die Wärmespeicherelemente des Regenerators aufheizen. Sowie der Regenerator aufgeheizt ist wird durch entspre- 40 chende Umschaltung von Abgas- und Verbrennungsluftventilen der zweite Betriebszyklus eingeleitet, in dem die Wärmespeicherscheiben des Regenerators im umgekehrten Sinn von der Verbrennungsluft durchströmt werden und damit die Verbrennungsluft vor ihrem Eintritt in die Brennkammer 45 und von da in den Ofenraum vorwärmen. Wegen dieses zyklischen Betriebes sind in der Praxis mindestens zwei Regeneratorbrenner dieser Art erforderlich, die paarweise betrieben, abwechselnd mit Verbrennungsluft und Ofenabgas beaufschlagt werden. In vielen Fällen stört die Anordnung von 50 zwei Brennern nicht, z. B. bei direkter Beheizung oder bei Strahlrohren mit zwei Schenkeln, wie sie ebenfalls in dieser Druckschrift erläutert sind. Eine ähnliche Anordnung mit zwei Generatorbrennern, deren Regeneratoren allerdings der Ofenwand liegen, außerhalb ist der 55 aus EP 0 293 168 A2 bekannt.

Bei einem anderen, in der EP 0 463 218 A3 des Anmelders geoffenbarten Regeneratorbrenner ist die Anordnung derart getroffen, dass rings um einen die Brennstofflanze mit radialem Abstand umschliessenden, koaxialen Luftleitzylinder 6 Regeneratorpatronen angeordnet sind, die in der den Brenner aufnehmenden Öffnung der Ofenwand liegen. Jede der Regeneratorpatronen besteht aus einer Anzahl strömungsmäßig hintereinander angeordneter, übereinander gestapelter keramischer Speichersteine, die durchgehende 65 Strömungskanäle enthalten. Die Regeneratorpatronen sind jeweils mit einem die Speichersteine aufnehmenden, rohrförmig gestalteten Außenmantel aus Stahlblech versehen, an

2

dem sich auf der dem Ofenraum zugewandten Seite eine Düsenkammer anschliesst, in deren Bodenwand jeweils zwei Düsen angeordnet sind. Alle Düsen der Regeneratorpatronen liegen auf einem zu der Brennstofflanze koaxialen gedachten Kreis, wobei benachbarte Düsen einen gleichen Achsabstand aufweisen. Die Düsenkammern der Regeneratorpatronen umschliessen eine an den Luftleitzylinder angeschlossene keramische Brennkammer, in die die Brennstofflanze mündet. Die Brennkammer erlaubt es im Ofenraum die notwendige Zünd-Temperatur von ca. 800°C zu erzielen. Die Regeneratorpatronen werden gruppenweise in einem von zwei Betriebszyklen betrieben, von denen in dem einen sie von den heißen Verbrennungsabgasen durchströmt und aufgeheizt werden, während sie in dem anderen die gespeicherte Wärme an die sie durchströmende, kalte Verbrennungsluft abgeben. Zwischen den zylindrischen Regeneratorpatronen verbleibt ein beträchtliches, ungenutztes Zwikkelvolumen, so dass das Wärmespeichervermögen der Regeneratoren begrenzt ist.

Grundsätzlich Ähnliches gilt schliesslich noch für einen aus der EP 0 715 123 A2 bekannten Regeneratorbrenner, bei dem die beiden innerhalb eines zu der zentralen Brennstofflanze koaxialen Rohres angeordneten Regeneratoren in einer Ausführungsform von einer Anzahl mit ihren Achsen auf einem gemeinsamen gedachten Kreis liegender Regeneratorpatronen gebildet und in einer anderen Ausführungsform in einem zu der Brennstofflanze koaxialen Ringraum angeordnet sind, der durch radiale Trennwände abgeteilt ist. Die sektorförmigen Abteilungen enthalten die bspw. als keramische Wabensteine vorliegenden, übereinander gestapelten Wärmespeicherelemente. Die abwechselnde Beaufschlagung der beiden so gebildeten Regeneratoren mit heißen Verbrennungsabgasen oder kalter Verbrennungsluft erfolgt durch eine Ventileinrichtung, die zwei gegeneinander verdrehbare Lochscheiben aufweist. Während für die Ausführungsform mit den kranzförmig angeordneten Regeneratorpatronen das oben bezüglich des Zwickelvolumens Gesagte gilt, ist die zweite Ausführungsform in der Herstellung kompliziert, wenn das die Wärmespeicherelemente aufnehmende zylindrische Rohr und die in dieses eingesetzten radialen Trennwände aus Keramikmaterial hergestellt werden sollen. U. a. treten Abdichtungsprobleme auf.

Ausgehend von diesem Stand der Technik liegt der Erfindung die Aufgabe zugrunde, einen Industriebrenner mit regenerativer Luftvorwärmung, d. h. einen sogenannten Regeneratorbrenner zu schaffen, der sich bei einfachem Aufbau mit innerhalb eines zylindrischen, äußeren Rohres angeordneten Regeneratoren durch ein hohes Wärmespeichervermögen auszeichnet und aufgrund seiner Konstruktion auch dazu geeignet ist, mit geringer NO_x-Emmission betrieben werden zu können.

Zur Lösung dieser Aufgabe ist der Generatorbrenner erfindungsgemäß durch die Merkmale des Patentanspruch 1 gekennzeichnet.

Bei dem neuen Generatorbrenner sind die beiden Regeneratoren konzentrisch in zwei die Brennstoffzuführmittel umgebenden Ringräumen angeordnet, die zumindest über einen Teil ihrer axialen Länge radial ineinanderliegend in einem sie umgebenden äußeren, zylindrischen Rohr angeordnet sind. Die Verbrennungsluft und das Verbrennungsabgas werden, wie üblich, periodisch auf die beiden Regeneratoren umgeschaltet. Das Umschaltventil zur periodischen Umsteuerung von Verbrennungsluft und Verbrennungsabgas befindet sich in der Regel direkt am Brennerkopf.

An dem Brennerkopf gegenüberliegenden Ende sind den beiden die Regeneratoren aufnehmenden Ringräumen Düsenmittel zugeordnet, die abwechselnd als Ein- und Auslassdüsen betreibbar sind. Diese weisen eine Anzahl ringför-

45

mig verteilt angeordneter Düsenöffnungen auf, die mit ihren Mittelachsen, zumindest annähernd, auf einem zu dem Brennstoffzuführmitteln konzentrischen, gedachten Kreis liegen und die, gegebenenfalls gruppenweise, mit den Wärmespeicherelementen des einen oder des anderen Regenerators in Verbindung stehen. Sie können in einer bevorzugten Ausführungsform durch einen im Wesentlichen mäanderförmig geformten Düsenring begrenzt sein, der mit einem koaxialen Rohr wenigstens eines der beiden Regeneratoren verbunden ist.

Zwischen den Düsenmitteln und wenigstens dem radial innenliegenden Regenerator ist zweckmäßigerwese eine Brennkammer angeordnet, in die eine Brennstoffzufuhreinrichtung, insbesondere für den Startbetrieb führt. Im Aufheizbetrieb, unter etwa 800°C, wird das Verbrennungsgas 15 der Brennkammer zugeführt, während der zugehörige Regenerator mit Verbrennungsluft beaufschlagt wird. Das bedeutet zwar eine Halbierung der Leistung in der Zeit während der die Ofenkammer auf Betriebstemperatur gebracht wird. In der Praxis ist dies jedoch in vielen Fällen zulässig. Erfor- 20 derlichenfalls kann aber auch der äußere Regenerator mit einer Ringbrennkammer und eigener Verbrennungsgaszufuhr ausgestattet werden, womit erreicht wird, dass während der Aufheizphase die volle Leistung zur Verfügung steht. Allerdings wird damit auch eine zweite Zünd- und Überwa- 25 chungseinrichtung notwendig, was einen gewissen Aufwand bedeutet.

Ein wesentlicher weiterer Vorteil der konzentrischen Anordnung der beiden Regeneratoren besteht in der Möglichkeit die die keramischen Wärmespeicherelemte aufnehmen- 30 den Rohre, die Brennkammer, die Düsenmittel und andere hohen Temperaturen ausgesetzte Teile aus hochtemperaturfestem, dünnwandigem Keramikmaterial (Schlickerguss) herzustellen. Enthalten die Düsenmittel den oben erwähnten, im Wesentlichen mäanderförmig geformten Düsenring, 35 so kann dieser in einfacher Weise aus dünnwandigem Keramikmaterial hergestellt und einfach durch Einstecken in das zugeordnete koaxiale Rohr montiert werden, wobei in ihn ein die Düsenöffnungen radial nach innen zu begrenzendes Deckelteil eingesetzt werden kann. Durch die abwechselnde 40 und symmetrische Anordnung der Ein-/Auslass-Düsenöffnungen beider Regeneratoren zum Ofenraum hin auf einem Kreisring um die zentralen Brennstoffzuführmittel (bspw. Gaslanze) wird eine gute Rezirkulation der Verbrennungsgase im Ofenraum bzw. in einem Strahlrohr erreicht.

Der neue Generatorbrenner ist insbesondere zur Verwendung mit einem endseitig verschlossenen einschenkeligen Mantelrohr, einem sogenannten Mantelstrahlheizrohr geeignet. Er kann aber auch zur Direktbeheizung eines Ofenraumes eingesetzt werden. In diesem Falle ist die Anordnung 50 derart getroffen, das bei in eine entsprechende Offnung der Wand des Ofenraumes eingesetztem Regeneratorbrenner die im Bereiche der innenliegende Wandseite befindlichen Düsenmittel frei in den Ofenraum mündend.

Die beiden Regeneratoren des neuen Regeneratorbren- 55 ners enthalten mit Vorteil ringförmige Wärmespeicherelemente, die axial durchströmbare Kanäle enthalten. Um einen unkontrollierten Bruch durch unterschiedliche Wärmedehnung, etc. zu vermeiden, ist es zweckmäßig, wenn die ringförmigen Wärmespeicherelemente in sektorförmige 60 Ringsegmente aufgeteilt sind, die nebeneinander liegend angeordnet sind.

Andere Weiterbildungen des neuen Generatorbrenners sind Gegenstand von Unteransprüchen.

In der Zeichnung ist ein Ausführungsbeispiel des Gegen- 65 standes der Erfindung dargestellt. Es zeigen:

Fig. 1 einen Generatorbrenner, gemäß der Erfindung im axialen Schnitt, längs der Linie I-I der Fig. 3 in einer Seitenansicht und in schematischer Darstellung,

Fig. 2 den Regeneratorbrenner nach Fig. 1, geschnitten längs der Linie II-II der Fig. 1, in einer Draufsicht und

Fig. 3 den Regeneratorbrenner nach Fig. 1, geschnitten 5 längs der Linie III-III der Fig. 1 in einer Draufsicht.

Der in der Zeichnung dargestellte Regeneratorbrenner dient zur Beheizung eines Ofenraumes 1, der durch eine im Ausschnitt dargestellte Ofenwand 2 begrenzt ist, die eine durchgehende zylindrische Öffnung 3 aufweist. In die Öff-10 nung 3 ist ein keramisches Mantelstrahlheizrohr 4 abgedichtet eingesetzt, das an seinem in den Ofenraum 1 ragenden Teil endseitig bei 5 verschlossen ist und das über angeformte Ringflansche 6 und Zwischenlagen 7 gegen die Außenseite der Ofenwand 2 abgestützt ist.

Auf das Mantelstrahlheizrohr 4 ist auf der Außenseite der Ofenwand 2 ein koaxialer Brennerkopf 8 aufgesetzt, dessen Stahlgehäuse 9 innen mit wärmedämmenden Material 10 ausgekleidet ist. Auf dem Brennerkopf sitzt ein Brennstoffverteiler 11 von dem eine in das Mantelstrahlheizrohr 4 ragende und zu diesem koaxiale Brennstofflanze 12 abgeht, die Brennstoffzuführmittel bildet und der über ein bei 13 angedeutetes Ventil Brennstoff, in der Regel Erdgas oder dergleichen, zugeführt werden kann. Die Brennstofflanze 12 mit radialem Abstand umgebend, geht von dem Brennstoffverteiler 11, ein Brennstoffzufuhrrohr 14 ab, dass kürzer als die Brennstofflanze 12 ist und über ein Ventil 15 ebenfalls mit Brennstoff (Erdgas oder dergleichen) beaufschlagt werden kann.

Das Brennstoffzufuhrrohr 14 ist von einem aus dünnwandigem Keramikmaterial bestehenden zylindrischen Innenrohr 16 im radialen Abstand umgeben, welches einenends abgedichtet in den Brennerkopf 8 innen eingesetzt ist. Das Innenrohr 16 ist gegen das Brennstoffzufuhrrohr 14 durch schlecht wärmeleitendes, hochtemperaturfestes, keramisches Material wärmeisoliert, wie das bei 17 angedeutet ist.

Das Innenrohr 16 ist in größerem radialem Abstand von einem koaxialen, aus dünnwandigem Keramikmaterial bestehenden zweiten Rohr 18 umgeben, das bei 19 endseitig an einem Ringflansch 20 befestigt ist, über den es an dem Brennerkopf 8 gehaltert ist. Koaxial zu dem zweiten Keramikrohr 18 ist ein ebenfalls aus dünnwandigem Keramikmaterial bestehendes äußeres, zylindrisches Rohr 21 vorgesehen, das endseitig mit einem Ringflansch 22 verbunden und über diesen an dem Brennerkopf 8 gehaltert ist.

Zwischen dem inneren Rohr 16, dem dazu koaxialen zweiten Rohr 18 und dem äußeren Rohr 21, das, wie aus Fig. 1 zu ersehen, im radialen Abstand von dem Mantelstrahlheizrohr 4 verläuft, sind zwei konzentrische Ringräume 24, 25 begrenzt, die zu der Brennstofflanze 12 koaxial, radial ineinanderliegend ausgebildet sind. In den Ringräumen 24, 25 sind zwei Regeneratoren 26, 27 angeordnet, von denen jeder ringförmige Wärmespeicherelement 28 enthält, die aus Keramikmaterial bestehen und deren Aufbau, insbesondere auch aus Fig. 2 zu ersehen ist.

Die ringförmigen Wärmespeicherelemente 28 weisen axial durchgehende Kanäle von ca. 2 mm lichter Weite auf. Sie sind in sektorförmige Ringsegemente 29 unterteilt, die in Umfangsrichtung stumpf aneinanderstoßend angeordnet sind. Dadurch wird ein unkontrollierter Bruch, herrührend von thermisch bedingten Spannungen, vermieden. In Achsrichtung sind die ringförmigen Wärmespeicherelemente 28 durch kleine Zwischenräume 30 voneinander getrennt, die durch nicht weiter dargestellte Abstandsstücke bestimmt sind. Außerdem sind die Wärmespeicherelemente 28 jeweils auf einer Randleiste des zweiten Rohres 18 bzw. des äußeren Rohres 22 abgestützt, wie dies in Fig. 1 bei 31 bzw. 32 dargestellt ist. Die Fig. 1 zeigt außerdem, dass die beiden Regeneratoren 26, 27 über einen beträchtlichen Teil ihrer

axialen Länge einander überlappend innerhalb der Ofenwand 2 liegen, wobei der radiale außenliegende Regenerator 27 fast über seine gesamte axiale Länge in dem äußeren Rohr 22 aufgenommen ist, während der radial innenliegende Regenerator 26 sich etwa zur Hälfte in den Innenraum des Brennerkopfes 8 erstreckt.

Das äußere Rohr 21 ist auf der dem Ofenraum 1 zugewandten Stirnseite bei 33 trichterförmig nach innen zu eingezogen, so dass es eine zu dem Ofenraum 1 hin sich verjüngende Kegelmantelfläche aufweist. Auf den trichterförmig 10 eingezogenen Bereich 33 des äußeren Rohres 22 ist innen ein Düsenring **34** (**Fig.** 1, 3) aufgesetzt, der im Wesentlichen mäanderförmig gefaltet und an seiner Außenumfangsfläche entsprechend der Schräge der Innenwand des trichterförmig eingezogenen Bereiches 33, gestaltet ist. Der Düsenring 34 ragt in Achsrichtung bis an das zweite Rohr 18 heran, an das er sich innen anlegt, wie dies aus **Fig.** 1 zu ersehen ist. In den Düsenring 34 ist ein topf- oder kappenförmiger Abschlussdeckel 35 eingesetzt, der auf der keglig ausgebildeten Innenwand **36** des Düsenringes **34** mit einem einen entsprechen- 20 den Kegelwinkel aufweisenden Umfangsbereich abgestützt ist und der in Achsrichtung über den Düsenring 34 in den Ofenraum 1 vorragt. De Deckel 35 weist eine mittige Offnung 37 auf, durch die die Brennstofflanze 12 durchgeführt ist.

In Achsrichtung der Brennstofflanze 12 erstreckt sich der Deckel 35 lediglich ca. über die halbe axiale Höhe des Düsenringes 34, etwa bis zu einem unterhalb der Wärmespeicherelemente 28 des radialen äußeren Regenerators 27 liegenden, von den Rohren 18, 22 begrenzten Ringraums 38. 30 Durch den außen durch den trichterförmig eingezogenen Bereich 33 des äußeren Rohres 21 und innen durch den Dekkel 35 begrenzten Bereich des in der geschilderten Weise eingesetzten Düsenringes 34, sind in dem mäanderförmig gefalteten Düsenring 34 nebeneinanderliegende, kanalartige 35 Düsenöffnungen 39, 40 begrenzt, die im Querschnitt etwa trapezförmig sind und mit ihren Mittelpunkten auf einem gedachten, zu der Brennstofflanze 12 koaxialen Kreis liegen, der in Fig. 3 bei 41 angedeutet ist. Die mit ihren Achsen schräg, radial nach innen, zu dem Ofenraum 1 hin gerichte- 40 ten Düsenöffnungen 39, 40 sind somit symmetrisch und gleichmäßig verteilt rings um die Brennstofflanze 12 angeordnet. Die Düsenöffungen 39 münden in den Ringraum 38 des radial außenliegenden Regenerators 27 während die daneben liegenden Düsenöffnungen 40 in eine zu der Brenn- 45 stofflanze 12 koaxiale Brennkammer 42 führen, die von dem Rohr 18, dem Düsenring 34 und dem Deckel 35 begrenzt ist. In der Brennkammer 42 mündet, in dem Bereich unmittelbar unter dem radial innenliegenden Regenerator 26 das Brennstoffzufuhrrohr 14, das zusammen mit einer auf der Brenn- 50 stofflanze 12 angeordneten Prallscheibe 43, einen düsenartigen Brennstoffauslass begrenzt. Seitlich der durch die Brennkammer 42 hindurchgeführten Brennstofflanze 12 liegend, führt in die Brennkammer 42 eine Zündelektrode 44 mit zugeordneter Ionisationsüberwachung, deren zugeord- 55 nete elektrische Anschlußeinrichtung auf dem Brennstoffverteiler 11 sitzt und mit 45 bezeichnet ist.

Im axialen Abstand von der Mündung der Brennstofflanze 12 und dem Deckel 35 ist in dem Mantelstrahlheizrohr 4 ein koaxiales keramisches Flammrohr 46 angeordnet, das 60 durch dünne Stege, wie sie bei 47 angedeutet sind, ortsfest gehalten ist.

In dem Brennerkopf **8** sind zwei durch den Ringflansch **20** axial voneinander getrennte Ringräume **48**, **25** ausgebildet, von denen der Ringraum **48** mit dem radial innenliegenden Regenerator **26** und der Ringraum **25** mit dem radial außenliegenden Regenerator **27** in Verbindung stehen. In die Ringräume **48**, **25** münden Ein-/Auslass-Kanäle **50**, **51**, die

über eine Umschaltventileinrichtung 52 wahlweise mit einem Verbrennungsluftzufuhrkanal 53 oder mit einem Verbrennungsabgaskanal 54 verbunden werden können.

6

Der beschriebene Regneratorbrenner arbeitet grundsätz-5 lich in der in der EP 0 463 218 A3 bzw. der EP 0 685 683 A3 des Anmelders beschriebenen Weise:

Ausgehend vom kalten Ruhezustand wird zunächst im Startbetrieb der Ofenkammer 42 über das Brennstoffzufuhrrohr 14 und den radial innenliegenden Regenerator 26 Brennstoff und Verbrennungsluft zugeführt. Das Luft/ Brennstoffgemisch wird durch die Zündelektrode 44 gezündet und verbrannt. Die heissen Verbrennungsabgase treten durch die Düsenöffnungen 39 in das Mantelstrahlheizrohr 4 ein, überstreichen dessen Innenwandung und werden über die Düsenöffnungen 40, den Ringraum 38, den radial außenliegenden Regenerator 26 und die Verbrennungsgasableitung 54 abgeführt. Sowie in dem Mantelstrahlheizrohr 4 die Zündtemperatur (ca. 800°C) erreicht ist, wird die Brennstoffzufuhr über das Brennstoffzufuhrrohr 14 abgesperrt und auf die außerhalb der Brennkammer 42 mündende Brennstofflanze 12 ungeschaltet (Ventile 13/15). Der aus der Brennstofflanze 12 austretende Brennstoff (in der Regel Gas) wird in dem Flammrohr 46 und in dem zwischen diesen und dem als Luftleitkegel für die aus den Düsenöffnungen 39 austretenden Luftstrahlen wirkenden Deckel 35 liegenden Bereich oxidiert, wobei gleichzeitig eine intensive Durchmischung mit den durch die Impulswirkung der aus den Düsenöffnungen 39 autretenden, intensiv umgewälzten heissen Abgasen erfolgt. Die durch die Wärmeabgabe über das Mantelstrahlheizrohr 4 in den Ofenraum 1 abgekühlten Abgase strömen über die als Auslassdüsen wirkenden Düsenöffnungen 40, durch den radial außen liegenden Regenerator 27 und die Verbrennungsgasabgasleitung 54 ab, wobei die keramischen Wärmespeicherelemente 28 dieses Regenerators aufgeheizt werden.

Sobald der Regenerator 27 voll aufgeheizt ist, schaltet die Ventileinrichtung 52 um, mit der Folge, dass die Verbrennungsluft nunmehr den heissen Regenerator 27 durchströmt und vorgewärmt wird, während die heissen Verbrennungsgase über die jetzt als Einlassdüsen wirkenden Düsenöffnungen 39 und die Brennkammer 42 den radial innenliegenden Regenerator 26 durchströmen und dessen keramische Wärmespeicherelemente 28 aufheizen.

Die Düsenöffnungen 39, 40 des Düsenringes 34 arbeiten somit taktweise als Ein- und Auslassdüsen, wie dies in Fig. 1 durch Pfeile angedeutet ist, von denen die Pfeile 55 die wechselweise Durchströmung der Düsenöffnungen 39 und die Pfeile 56 die wechselweise Durchströmung der Düsenöffnungen 40 veranschaulichen.

Der in **Fig.** 1 dargestellte Generatorbrenner arbeitet mit einem endseitig verschlossenen Mantelstrahlheizrohr **4**, das ebenso wie das Flammrohr **46** und die Rohre **16**, **18**, **22** sowie der Düsenring **34** und der Deckel **35** aus einem dünnwandigen Keramikmaterial mit einer Wandstärke von in der Regel 2 bis 5 mm bestehen. Grundsätzlich kann der Generatorbrenner aber auch zum direkten Beheizen des Ofenraums **1** eingesetzt werden, wobei das Mantelstrahlheizrohr **4** dann entfällt. Ansonsten bleibt die Anordnung grundsätzlich so, wie in **Fig.** 1 dargestellt.

In dem erläuterten Startbetrieb, in dem über das Brennstoffzufuhrrohr 14 Brennstoff in die Brennkammer 42 eingebracht und diese lediglich über den radial innenliegenden Regenerator 26 mit Verbrennungsluft beaufschlagt wird, arbeitet der Regeneratorbrenner bei der dargestellten Ausführungsform nur mit halber Leistung. Dies ist in der Regel kein Nachteil.

Falls erforderlich, kann aber auch der radial außenliegende Regenerator 27 während des Startbetriebes eingesetzt

5

7

werden. Zu diesem Zwecke wird dann der Ringraum 38 als Ringbrennkammer benutzt, wozu sie mit einer (nicht weiter dargestellten) Brennstoffzufuhreinrichtung und einer Zündeinrichtung ausgestattet wird.

Patentansprüche

- 1. Regeneratorbrenner, insbesondere zur Beheizung von Ofenräumen von Industrieöfen, mit einem äußeren Rohr (21), in dem koaxiale, zentrale 10 Brennstoffzufuhrmittel (12) angeordnet sind, mit einem Brennerkopf (8), der Verbrennungsluftzuführ- und Verbrennungsabgasabführeinrichtungen (25, 48, 51, 50) enthält und von dem das äußere Rohr (21) abgeht,
- mit zwei wechselweise jeweils mit Verbrennungsluft und mit Verbrennungsabgasen beaufschlagbaren Regeneratoren (26, 27), wobei
- die beiden Regeneratoren (26, 27) in zwei zu den Brennstoffzuführmitteln (12) koaxialen Ringräumen 20 (24, 25) angeordnet sind, die die Brennstoffzuführmittel umgebend zumindest über einen Teil ihrer axialen Länge in dem äußeren Rohr (21) sich erstreckend, radial ineinanderliegend ausgebildet sind, und mit an dem dem Brennerkopf (8) gegenüberliegenden 25 Ende den beiden Bingräumen (24, 25) zugeerdneten
- Ende den beiden Ringräumen (24, 25) zugeordneten, abwechselnd als Ein- und Auslassdüsen betreibbaren Düsenmitteln (34; 39, 40).
- 2. Regeneratorbrenner nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass jeder der beiden Regeneratoren (**26**, 30 **27**) ringförmige Wärmespeicherelemente (**28**) enthält, die axial durchströmbare Kanäle enthalten.
- 3. Regeneratorbrenner nach Anspruch 2, dadurch gekennzeichnet, dass die ringförmigen Wärmespeicherelemente (28) in sektorförmige Ringsegmente (29) aufgeteilt sind.
- 4. Regeneratorbrenner nach einem der vorhergehenden Ansprüche 1 bis 3, dadurch gekennzeichnet, dass bei in eine entsprechende Öffnung (3) einer Wand (2) eines Ofenraumes (1) eingesetztem Regeneratorbren- 40 ner die Regeneratoren (26, 27), zumindest teilweise im Bereiche der Ofenwand (2) angeordnet sind.
- 5. Regeneratorbrenner nach einem der vorhergehenden Ansprüche 1 bis 4, dadurch gekennzeichnet, dass die Düsenmittel eine Anzahl ringförmig verteilt angeordneter Düsenöffnungen (39, 40) aufweisen, die mit ihren Mittelachsen, zumindest annähernd auf einem zu den Brennstoffzuführmitteln (12) konzentrischen, gedachten Kreis (41) liegen und die abwechselnd, gegebenenfalls gruppenweise mit den Wärmespeicherelementen (28) des einen oder des anderen Regenerators (26, 27) in Verbindung stehen.
- 6. Regeneratorbrenner nach Anspruch 5, dadurch gekennzeichnet, dass die Düsenöffnungen (39, 40) durch einen im Wesentlichen mäanderförmig geformten Düsenring (34) begrenzt sind, der mit einem koaxialen Rohr (21) wenigstens eines der beiden Regeneratoren (26, 27) verbunden ist.
- 7. Regeneratorbrenner nach Anspruch 6, dadurch gekennzeichnet, dass in den Düsenring (**34**) ein die Düsenöffnungen radial nach innen zu begrenzendes Dekkelteil (**35**) eingesetzt ist.
- 8. Regeneratorbrenner nach einem der vorhergehenden Ansprüche 1 bis 7, dadurch gekennzeichnet, dass zwischen den Düsenmitteln (34; 39, 40) und wenig- 65 stens dem radial innenliegenden Regenerator (26) eine Brennkammer (42) angeordnet ist, in die eine Brennstoffzufuhreinrichtung (14), insbesondere für den

8

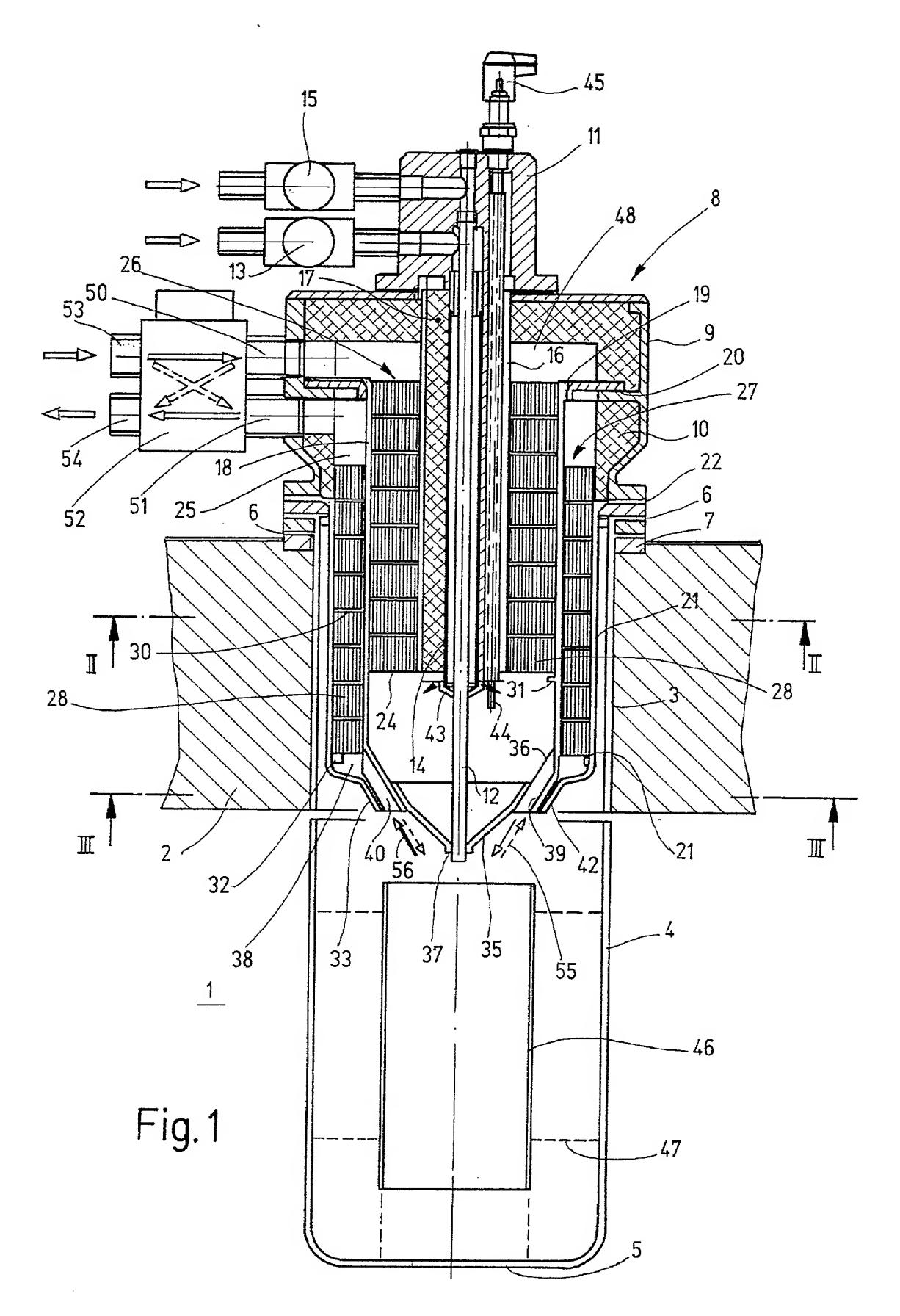
Startbetrieb führt.

- 9. Regeneratorbrenner nach einem der vorhergehenden Ansprüche 1 bis 8, dadurch gekennzeichnet, dass wenigstens die Düsenmittel (34) und die keramischen Speicherelemente (28) der Regeneratoren (26, 27) aufnehmende Rohre (16, 18, 21) aus dünnwandigem Keramikmaterial bestehen.
- 10. Regeneratorbrenner nach einem der vorhergehenden Ansprüche 1 bis 9, dadurch gekennzeichnet, dass bei in eine entsprechende Öffnung (3) einer Wand (2) eines Ofenraumes (1) eingesetztem Regeneratorbrenner, die im Bereiche der innenliegenden Wandseite befindlichen Düsenmittel (34; 39, 40) frei in den Ofenraum (1) mündend angeordnet sind.
- 11. Regeneratorbrenner nach einem der Ansprüche 1 bis 7, dadurch gekennzeichnet, dass er ein endseitig verschlossenes Mantelstrahlheizrohr (4) aufweist, in das die Düsenmittel (34; 39, 40) münden.
- 12. Regeneratorbrenner nach Anspruch 11, dadurch gekennzeichnet, dass das Mantelstrahlheizrohr (4) aus einem dünnwandigen Keramikmaterial besteht.

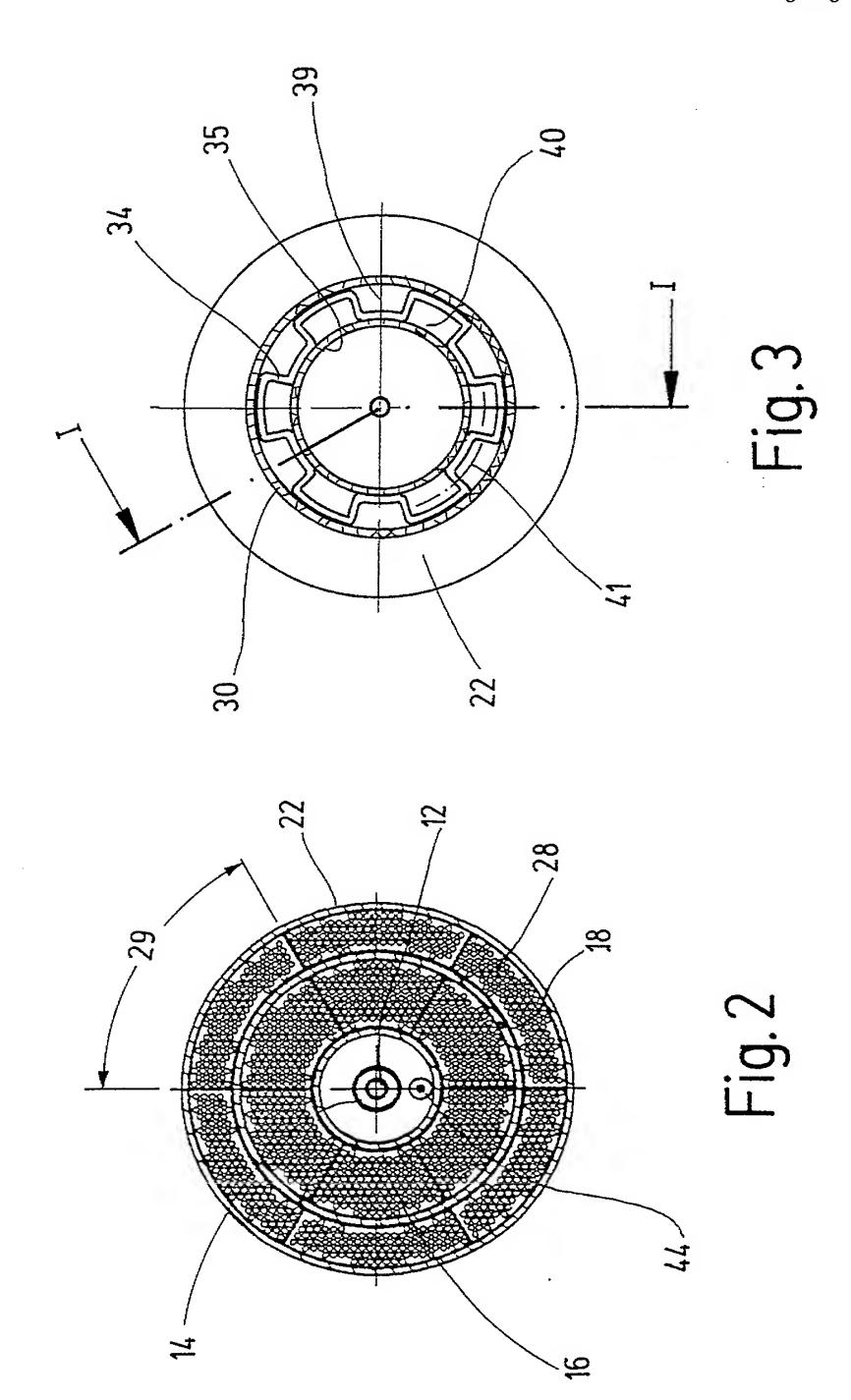
Hierzu 2 Seite(n) Zeichnungen

- Leerseite -

Nummer: Int. Cl.⁶: Veröffentlichungstag: **DE 197 40 788 C1 F 23 C 7/06**24. September 1998



Nummer: Int. Cl.⁶: Veröffentlichungstag: DE 197 40 788 C1 F 23 C 7/06 24. September 1998



DERWENT-ACC-NO: 1998-482243

DERWENT-WEEK: 200341

COPYRIGHT 2009 DERWENT INFORMATION LTD

TITLE: High-temperature industrial regenerative burner

assembly has pipe burner chamber and alternately operated jets made using thin-walled ceramics

INVENTOR: WUENNING J; WUNNING J

PATENT-ASSIGNEE: WUENNING J[WUENI]

PRIORITY-DATA: 1997DE-1040788 (September 17, 1997)

PATENT-FAMILY:

PUB-NO	PUB-DATE	LANGUAGE
DE 19740788 C1	September 24, 1998	DE
EP 903539 A2	March 24, 1999	DE
JP 11148605 A	June 2, 1999	JA
KR 99029822 A	April 26, 1999	KO
EP 903539 B1	May 14, 2003	DE
DE 59808336 G	June 18, 2003	DE

DESIGNATED-STATES: AL AT BE CH CY DE DK ES FI FR GB GR

IE IT LI LT LU LV MC MK NL PT RO SE

SI DE FR IT

APPLICATION-DATA:

PUB-NO	APPL-DESCRIPTOR	APPL-NO	APPL-DATE
DE 19740788C1	N/A	1997DE- 1040788	September 17, 1997
DE 59808336G	N/A	1998DE- 508336	August 13, 1998
EP 903539A2	N/A	1998EP- 115221	August 13, 1998
EP 903539B1	N/A	1998EP- 115221	August 13, 1998
KR 99029822A	N/A	1998KR- 038148	September 16, 1998
JP 11148605A	Based on	1998JP- 263010	September 17, 1998

INT-CL-CURRENT:

TYPE	IPC DATE
CIPP	F23C7/06 20060101
CIPS	F23C3/00 20060101
CIPS	F23D14/66 20060101
CIPS	F23L15/02 20060101

ABSTRACTED-PUB-NO: DE 19740788 C1

BASIC-ABSTRACT:

The regenerative burner heats an oven as part of an industrial process. The burner repeatedly pre-heats air, and has two integrated regenerators which operate alternately with hot and cold contra-flows of combustion air.

The regeneration burner has (a) an outer pipe (21) with a co-axial, central

fuel feed (12), a burner head (8) with a combustion air feed and incineration gas outlet (25, 48, 51, 50) discharging to the outer pipe (21) and two alternately-operated regenerators (26, 27) located in two annular chambers (24, 25) surrounding and coaxial with the fuel-feed (12). Alternately-operated jets (34; 39, 40) located opposite the burner head (8) at the end of the annular chambers (24, 25).

USE/ADVANTAGE - The regenerative burner heats an oven as part of an industrial process. Regenerators are positioned a cylindrical outer pipe providing high heat storage capacity. The concentric arrangement of the two generators permits the fabrication of the surrounding pipe burner chamber, jets and other high-temperature parts using thin-walled ceramic materials combined in a simple structure. The thermal characteristics minimise NOx emissions.

CHOSEN-DRAWING: Dwg.1/3

TITLE-TERMS: HIGH TEMPERATURE INDUSTRIAL

REGENERATE BURNER ASSEMBLE PIPE CHAMBER ALTERNATE OPERATE JET

MADE THIN WALL CERAMIC

DERWENT-CLASS: Q73

SECONDARY-ACC-NO:

Non-CPI Secondary Accession Numbers: 1998-376147